## BEST AVAILABLE COPY

19日本国特許庁(JP)

①突用新案出顾公告

◎突用新案公報(Y2)

 $\Psi 3 - 2336$ 

@Int. Cl. \*

識別記号

户内整理器号

SSB公告 平成3年(1991)1月23日

B 21 D

6689~4E 6689~4E E

(金7頁)

❷等案の名称 穿孔用工具

Ø奖 颐 昭62~190945

開 平1-98225

願 昭62(1987)12月15日

69平 J (1989) 6 月26日

10岁 寒 智 **7**4 田 カ 夹 京都府京都市伏見区松屋町840番地 京都府京都市伏見区松屋町840番地

の出 題 人 巫 Œ 力失

1987 理 人 弁理士 閲 宮 武雄

1

寄查官 新廷 和久

2

#### 砂実用薪家費銀譜水の範囲

内部が油タンク節をなす中空筒状握りに、手動 袖圧ポンプ部および袖圧シリンダ部を順次連結し てなり、ハンドレバーの抵動操作によって前記手 動油圧ポンプ部が前記袖タンク部の作動油を吸込 5 具。 み加圧し、この加圧油の供給により前配油圧シリ ンダ部がそれに内頂された圧縮コイルばねを圧縮 しながら、パンチ用ロッドに被穿孔板材を挟んで 取り付けられた固定ダイスと穿孔用ポンチとによ た穿孔用工具において、前記手動油圧ポンプ部と 抽圧シリンダ部とを、内部に油液路が貫通形成さ れたし字形の連結管部により連結し、この連結管 部の一體を簡記手動油圧ポンプ部に、その手動油 結管部の他族路と手動油圧ポンプ部の油流路とを 連通し、前記油圧シリンダ部のシリンダブロック に一体形成されて油圧シリンダ部の軸線に対し直 交する方向に突設され内部に袖圧シリンダ部に加 配連結管部の先端部に一体形成され触線方向が直 結管部の触線に対し直交する筒状部を摺動自在に かつ液密に嵌め合わせて、前配運結管部の他端に 前配袖圧シリンダ部を、前記連結管部の、前配手 に回動自在に保合するとともに、前記軸状部の外 周面に、その軸状部内部の前記油旅路に連避しか つ前配連結管部の前配油流路の開口端に合致する

環状溝を形成して、前記油圧シリンダ部と連結管 部との互いの油流路を、前記輸状部の前記環状疎 と前記鉤状部の内周面に開口する輸配油液路の関 口輪とにより連通したことを特徴とする穿孔用工

#### 考定の詳細な説明

#### 〔産業上の利用分野〕

この考案は、鋼板もしくはアルミニウム版など で形成されたシャーシやパネルなどに、部品取付 り、被穿孔板材にポンチ径孔を穿孔するようにし 10 用孔が子め線段された下穴から大径に穿孔するエ 具に関するものである。

#### 〔従来の技術〕

工事現場で鋼板などのパネルに、たとえば電気 部品を追加取付けするのに、直径20歳程度の下大 圧ポンプ部の軸線回りに回動自在に係合して、連 15 をあけ、この下穴をその数倍程度の孔径に拡げる 加工が行なわれる。このようなパンチング作業 に、工具の筒状盤り部分が油タンクをなし、それ に接続し一段太くされた筒状部が、ハンドレバー の揺動操作により前配油タンク部の作動油を吸込 圧油を供給する油焼路が形成された軸状部に、前 20 み加圧する手動油圧ポンプ部およびこのポンプ部 からの加圧油によって作動する油圧シリンダをな し、さらにこの心圧シリンダ部のラムにパンチ用 ロッドが連続され、前記ラムに前記加圧油が作用 すると、ラムに係合されている圧縮コイルばねを 動油圧ポンプ部に対する回動方向に対し直交方向 25 圧縮しながら行なわれるラムの後退運動によって 前記パンチ用ロッドが引き込まれるようにされた 携帯形の油圧式穿孔用工具が従来利用されてい る。そして、実際の作業に当たつては、抽圧シリ

ンダから突出しているパンチ用コッドに、ディス タントカラーを介して、拡張しようとする穴径に 対応する固定ダイスを挿入してから、このパンチ 用ロッドを前記鋼板の下穴に挿入し、ついで前記 側で前記ロッドのねじ部に螺合することにより固 定し、これらポンチとダイスとでその間に挟まれ た鋼板を剪断し、所定の穴径に下穴を仕上げるの である。

の長さが約200元、本体部から突出したパンチ用 ロッドの部分の長さが約120mで、全長が320m程 度とかなり長い。そのために、作業空間が狭隘な 場合にはこの種の穿孔用工具に住々にして利用で きないことがある。

そこで、前記した油圧シリンダ部と、この油圧 シリンダ部のラムに連結されたパンチ用ロッドと から構成され、前配した油タンク部と手動油圧水 ンプ邸とによつて横成された携帯形手動油圧ポン 分離形パンチが提供されている。しかしながら、 この分離形パンチは、補助作業者が携帯形の手動 **油圧ポンプを操作することを要し、補助作業者な** しではパンチング作業が非常にやりずらいという 問題点がある。

このような不都合を解消するために、本願と同 一出願人は、ロツドを突出させた油圧シリンダ部 を、手動袖圧ポンプ部に対し互いの軸線を直交さ せて回動自在にかつ片狩ち式に保持させた構成と **号としてすでに出願している。この穴あけ用パン** チを第6図の左方に示す。同図において、1は中 空筒状握り、2はハンドレバー、3は手動油圧ポ ンプ部、4は油圧シリンダ部、5はパンチ用ロツ Bは穿孔用ポンチをそれぞれ示し、いずれも前述 した通りのものである。

#### (考案が解決しようとする問題点)

前記穴あけ用パンチは、全長が短くされている 間で、しかも、補助作業者なしに容易にパンチン グ作項を行なうことができ、パンチ用ロッド5を 有する他圧シリンダ部4の、手動油圧ポンプ部8 に対する回動角度位置を自由に選択できるので、

ハンドレバー2の操作がやり易いといつた顕著な 効果を奏するものである。

しかしながら、被穿孔板材によつては、操作し 辛い場合が生じる。たとえば、第6回に示すよう ダイスと対をなす穿孔用ポンチを前記鋼板の反対 5 に、被穿孔板材9の直立部分に直交してパンチ用 ロツドラを挿通した場合において、このロッド5 の直交方向に十分なスペースがないために、やむ なく握り1およびハンドレパー2の操作部分を下 方に垂下させなければならず、かつこの操作部分 この間の穿孔用工具の一般的なものは、本体部 10 の下方に殆どスペースがないような場合には、ハ ンドレバー2の操作が非常にやり難い。

> この考案は、このような問題点に鑑みてなされ たもので、袖匠シリンダ部から突出するパンチ用 ロッドに対し揺りおよびハンドレバーの操作部分 15 を庭交方向および平行方向の任意の位置に可変す ることのできる穿孔用工具を提供することを技術 的際題とする。

#### (問題点を解決するための手段)

この考案は、前記した課題を達成するための技 プに高圧用ホースを介して接続するようになつた 20 術的手段を次のように構成した。すなわち、この 考案に係る穿孔用工具は、内部が油タンク部をな す中空筒状握りに、手動油圧ポンプ部および油圧 シリンダ部を順次連結してなり、ハンドレバーの 振動操作によって前記手動油圧ポンプ部が前記油 25 タンク部の作動油を吸込み加圧し、この加圧油の 供給により前配油圧シリンダ部がそれに内蔵され た圧縮コイルばねを圧縮しながら、パンチ用ロツ ドに被穿孔板材を挟んで取り付けられた固定ダイ スと穿孔用ポンチとにより、被穿孔板材にポンチ した穴あけ用パンチを案出し、実開昭62-72727 30 径孔を穿孔するようにした穿孔用工具において、 前記手動油圧ポンプ部と油圧シリンダ部とを、内 部に油流路が貫通形成されたL字形の連結管部に より連結し、この連絡管部の一端を前記手動油圧 ポンプ部に、その手動油圧ポンプ部の軸線回りに ド、8はデイスタントカラー、7は固定ダイス、35 回動自在に係合して、連軸管部の油流路と手動油 圧ポンプ部の抽焼路とを選通し、前記納圧シリン ダ郎のシリンダブロックに一体形成されて油圧シ リンダ部の触線に対し直交する方向に突腰され内 部に油圧シリンダ郎に加圧油を供給する油流路が ので、前述の分離形パンチと同様に狭隘な作業空 40 形成された軸状部に、前配連結管部の先端部に一 体形成され軸線方向が連結管部の軸線に対し直交 する筒状邸を摺動自在にかつ設密に嵌め合わせ て、前記連結管部の他輪に前記油圧シリンダ部 を、前記連結管邸の、前配手動袖圧ポンプ部に対

する回動方向に対し庭交方向に回動自在に係合す るとともに、前記軸状部の外周面に、その軸状部 内部の前配油流路に逃避しかつ前記速結管部の前 配油流路の開口端に合致する環状群を形成して、 を、前記軸状部の前記録状満と前記筒状部の内閣 面に開口する前記油旅路の開口端とにより速消し たことを特徴として構成されている。

(作用) りによつてこの工具を片手で保持し、要すればデ イスタントカラーを挿入してから所定径の固定ダ イスをはめこんだパンチ用ロッドを被穿孔板材の 下穴に挿入し、さらに前記固定ダイスと対をなす などにより固定する。ついで、被穿孔板材に対し 軸線が直交する油圧シリンダ部に対し、連結管部 を介して手動油圧ポンプ部を適宜回動させ、ハン ドレパーを容易に揺動操作できる空間に位置させ りしめたり、ゆるめたりしながら繰り返して揺動 させることにより手動油圧ポンプ部から加圧油を 連結管部を通じて油圧シリンダ部に送り込み、こ の油圧シリンダの、たとえばラムを、それに係合 押し込ませる。このラムの動きによりパンチ用ロ ツドが他圧シリンダ部内に引き込まれることとな るので、被穿孔板材が穿孔用ポンチと固定ダイス とで剪断され、所定の穴径に仕上げられる。この せることにより、勧圧シリンダ那と中空筒伏掘り との各軸線関係を互いに平行方向からほぼ直交方 向までの回動範囲内で任意に設定できるととも に、選結管部に対し手動油圧ポンプ部を回動させ ポンプ部の回動角度位置を自由に選択できるか ら、被穿孔板材に直交して挿通したパンチ用ロツ ドに対しハンドレバーをその時の最も操作し易い 空間に位置させることができる。

#### 〔実施例〕

以下、この案の好選な実施例について図面を参 照しながら辞説する。

第1図はこの考案の1実施例に係る穿孔用工具 の一部を断面で示した側面図、第2図は第1図を

矢印方向から見た外形平面図である。この突曲例 工具は、内部が前タンク部をなす中空円筒状の根 り18と、この握り10に連結され、前記油タン ク部の作動油を吸込み加圧するプランジャポンプ 前記油圧シリング部と連結管部との互いの油流路 5 およびボールチェックバルブが内蔵された手動油 圧ポンプ部12と、前紀プランジャポンプから似 給される加圧油を送給する連結管部14と、この 連結管部14を通じて供給された加圧抽によって 作動する油圧シリンダ部18と、この油圧シリン 上記構成の穿孔用工具においては、中空筒状据 10 ダ部16のラム18にねじ連結され、池圧シリン

> ダ郎18から突出し、閻定ダイスおよびそれと対 をなす穿孔用ポンチが着脱自在に取り付けられる

6

パンチ用ロツド20とによって構成されている。 中空円筒状翅り10は、その内部が油タンクと 穿孔用ポンチをパンチ用ロツドに挿入しねじ結合 15 なるパイプ22を、その前端部に熔接などにより 固定した大形袋ナツト24を介して油圧ポンプブ ロツク28に連結し、パイプ22の後端部に油湿 れ止めシールを有する栓部28が螺合されてい る。手動油圧ポンプ部12は、ポンププロック2 る。そして、ハンドレパーを中空筒状態り側へ握 20 8に設けられたシリンダに摺動自在にプランジャ 30が収合され、ブランジャ30の上端部が、そ れに施されたU字形切込みに係合するピン32を 介してハンドレパー34に連接され、このハンド レバー84が同じくポンププロック28に値え込 された圧縮コイルばねを圧縮させながら、内部に 25 まれた支持プラケット36にピン38を介して揺 動自在に取り付けられている。

また、前記シリングの底部には、弾発力により プランジャる0を押し出すように作用するコイル ばねが収められている。そして、平動袖圧ポンプ 工具は、抽圧シリンダ郎に対し連結管部を回動さ 30 部12は、前配掘り10の内部油タンクとはポン ププロツク26の油タンクの油タンク側に設けら れた吸込み用ポールチエックパルブ40を介し て、また連結管部14とはポンププロック26の 油圧シリンダ側に設けられた吐出し用ポールチェ ることにより、油圧シリンダ邸に対する手動油圧 35 ックパルプ42を介してそれぞれ流路的に接続さ れている。したがつて、ハンドレパー34を片手 もしくは阿手で振りしめるようにすると、ブラン ジャ30は前記シリンダに押し込められ、ついで 手の力を抜くと前記コイルパネの弾発的復元力に 40 よつてプランジャ30は館記シリンダから押し出 されることとなるので、ハンドレバー34をピン 8の周りに反復揺動させることによつてブラン ジャ30をシリンダ内で往復動させられる。そし て、ブランジャ30が押し出される戻り行程にお

いては、シリンダ内は負圧になるので、吸込み用 ボールチェックバルブ40はスプリングの思い仰 圧力に抗して関口され、掘り10の油タンク部内 の作動油がシリンダ内に吸い込まれる。ブランジ ヤ30が押し込まれる住き行程においては、前記 5 したシリンダ内に吸い込まれた作動油が加圧され ることとなるので、吸込み用ポールチェックパル ブ40は自動的にプロックされ、吐出し用ポール チエックパルブ42はスプリングの押圧力に抗し て関口され、加圧された作動油は適糖管部14に 10 内面に閉口している。一方、油圧シリンダ部16 質通形成された油流路44内に送り込まれるよう にされている。

連結管部 1 4 は、L字形の連結部 4 6 と油送給 部48とが直交して一体となった形状で、連結部 向の軸線を互いに直交させて回動自在に連絡され ている。すなわち、連結邸4Bに対し庭角をなす 短い支持腕部50が一体的に形成され、この支持 腕郎50に設けられた段付き円筒部に、ポンプブ が回動自在に嵌め合わされている。そして、連結 管部14が手動袖圧ポンプ部12から抜け出し、 両者が分離しないように、支持腕部50の段付き 円筒部の内周面および円筒状段部52の外周面に 配設され、これら環状源に、ピアノ栓で形成さ れ、円弧の一部を欠いた環状ばね5.4が収められ ている。この環状ばね5.4は、それ自体の弾性に よつて、互いに対向する環状排にそれぞれ部分的 ではあるが、弾発的に強く接触するので、抜け止 30 めとして作用するとともに、手動油圧ポンプ部1 2の軸心回りに回動する連結管部14の手動抽圧 ボンブ部12に対する回動角度位置を保持する。

なお、ポンプブロック26の円筒状段部52に 4に送り込む油路が吐出し用ポールチェックバル ブ42に接続させて股けられている。

油圧シリンダ部16は、シリンダブロック56 に、パンチ用ロッド20がねじ結合されたラム1 8が掲動目在に嵌め合わされ、さらにこのラム1 40 8の頂面にばね受け座が設けられ、このばね受け 座に一方の嫡部が収められた圧縮コイルばね58 をシリンダブロック56に螺合されたキャップ6 0で押圧するようにされている。

結管部14の油送給部48の端部に回動自在に連 結されている。この連結部分の油圧シリンダ部1 8 側の構成を第3 図に示してあり、遅結状態にお ける第3図のA-A線およびB-B線の新面をそ れぞれ祭4図および第5図に示してある。 すなわ ち、油送給部48の端部には、この抽送給部48 の翰線に対し直交する円筒状部62が一体に設け られており、油流路44の端部が円筒状部62の のシリンダブロツク5 8には、前記円筒状部62 に回動自在に嵌まり込む軸状部64が突設されて いる。この軸状部64の、前記油流路44の閉口 盛に対応する周面に、断面半円形の環状操66分

このように構成された油圧シリンダ部16が浮

4 6 が手動油圧ポンプ部 1 2 の前端部に、長手方 15 形成されているとともに、この環状樹 6 6 の180° の角度位置から中心部に向け穿孔された表面孔の 8により、環状準66が油流路70に連通されて いる。円筒状部62と軸状部64とは、環状遊6 8と油焼路44とを一致するよう位置決めして豆 ロック28の前端部に設けられた円筒状段部52 20 いに回動自在に嵌め合わされた状態で、栓72に より抜け止めされている。また、円筒状部62と 油流路 70との間における環状機 88の両側位置 にロリング74、78が介在されてシールされて いる。また、独流路44から環状游66および連 は、断適形状が半円形をなす環状静が互いに対向 25 通孔 6 8 を介して油流路 7 0 に流入した作動油 は、ラム18と前記シリンダブロック56との間 に形成される環状隙間80に流入するようにされ

前記円筒状部62と軸状部64とによる遠結構 遺により、油圧シリンダ部16は、連結管部14 の、手動前圧ポンプ部12に対する回動方向に対 し直交方向に凹動するようになつており、遠結管 部14を手動油圧ポンプ部12に対し所定角度に は、加圧された作動油を連結管部14の油流路4~35 回動させることにより、第1図に示すように、油 近シリンダ部18が手動油圧ポンプ部12と互い の軸線が一致するよう位置するようにされてい る。

ている。なお、78は円筒状部62と軸状部64

との回動角度を規制するストツパポールである。

次に上記実施例工具の動作について説明する。 この工具を被穿孔板材3に取り付けた状態を築 8 図の右部に示す。同図において、左部に示すも のと岡一のものには岡一の符号を付してある。デ イスタントカラー6、固定ダイス7および穿孔用 ポンチ8のパンチ用ロッド20への取付け動作は

そして、第8図に状態において、ハンドレバー 34を掘り18側へ撚りしめたり、ゆるめたりし て、ハンドレパー84の揺動動作を繰り返すと、 **手動油圧ポンプ部12から運結管部14の油焼路** 44を介じて油圧シリンダ部18に加圧油が供給 され、ラム18が圧縮コイルばね58を圧縮しな がら、シリンダプロック56の内部に押し込ま れ、それに伴つてラム18に連結されているパン まれる。そのため、被穿孔板材 8 が固定ダイス7 と穿孔用ポンチ8とで剪断され、所定の大径に仕 上げられる。

第1図に示す状態において、手動油圧ポンプ部 12を連結管部14に対し回動すると、ハンドレ パー34の、油圧シリンダ部18に対する回動角 度位置を360℃の角度内で自由に遊択できるととも に、連結管部14を油圧シリンダ部18に対し回 動させることにより、ハンドレパー34を抽圧シ リンダ郎18に対し平行状態から両側方向へのほ 20 図面の簡単な説明 ぼ直交状態への回動角度範囲内で任意に選択でき る。したがつて、被穿孔板材 9 の形状に応じてハ ンドレバー34を最も操作し易い空間に位置させ ることができる。第8図においては、被穿孔板材 9に対し直交して取り付けられた油圧シリンダ部 25 ぞれ第3図における軸状部と円筒状部とが嵌め合 18の後方郎にのみハンドレパー34を容易に扱 作できる空間が存在するので、手動油圧ポンプ部 12を抽圧シリンダ部16に一直線状に配置した 状態を示している。また、連結管部14を油圧シ リンダ郎18に対し回動させた場合、連結管部1 4の油底路44の閉口部が環状病88に合致しな がら移動するので、連絡管部 1 4 の回動角度に拘 らず油液路44を通じて送られた作動油は、原状 輝66と円筒状部62の内面とで形成される油路 から連通孔88を介して油流路70に焼入する。 35

10

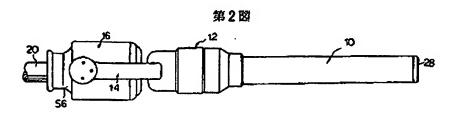
#### ( 多路の効果)

この考察は以上のように構成されかつ作用する ので、この考案の穿孔用工具によると、手動油圧 ポンプ部に、その軸線回りに回動自在に退結管部 5 の一端を連通連絡し、避結管部の他雄に抽圧シリ ンダ部を、連結管部の、手動油圧ポンプ部に対す る回動方向に対し直交方向に回動自在に連結した ので、限りおよびハンドレバーの操作部分を最も 操作し易い空間に位置させることができるので、 チ用ロッド20が油圧シリンダ郎16内に引き込 10 ハンドレパー操作が被穿孔板材の形状に拘らず常 に容易となる。

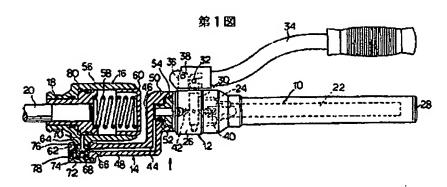
> また、連結管部と抽圧シリンダ部とを、軸伏部 の内部の油流路に逃通する周囲の環状溶と、軸状 部に回動自在に外嵌する筒状館の内面に開口し環 15 伏藤上にこれに合致して移動する油流路とによ り、互いの油流路を返通する構成としたので、連 結管師の回動角度に拘らず手動油圧ポンプからの 加圧油を推圧シリンダ部に確実かつ円滑に供給す ることができる。

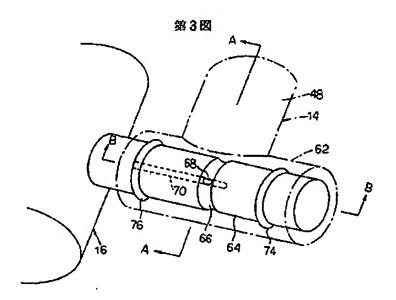
第1図はこの考案の1実施例である穿孔用工具 の一部を断面で示した側面図、第2図は第1図を 矢印方向から見た平面図、第3間は油圧シリンダ 部の軸状部の斜視図、第4図および第8図はそれ わされた状態のAーA線斯面図およびBーB線筋 面図、第8図は使用状態を示す説明図である。

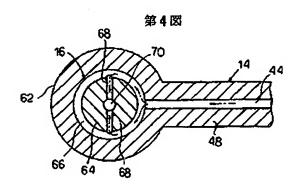
7……固定ダイス、8……穿孔用ポンチ、9… …故穿孔板材、10……中空円筒状態り、12… 30 ···年動油圧ポンプ部、14·····-連結管部、16··· …油圧シリンダ部、20……パンチ用ロッド、3 4……ハンドレパー、4.4……油焼路、5.8…… 圧縮コイルばね、62……箇状部、64……始状 部、66……環状游、70……油流路。



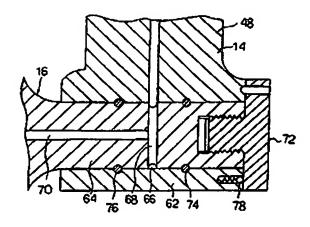
ŗ



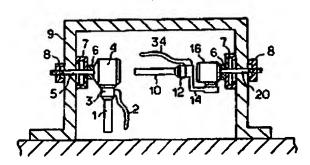








第8図



# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

#### **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

BLACK BORDERS

IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES

FADED TEXT OR DRAWING

BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING

SKEWED/SLANTED IMAGES

COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS

GRAY SCALE DOCUMENTS

LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT

REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

### IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.